SU 001178903 A SEP 1985

48509

LEKA \star Q51 Q56 86-098869/15 \star SU 1178-903-A Centrifugal turbine rotor with curved vanes - has shaped inlet sections of vanes made of variable length for higher efficiency

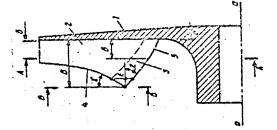
LENGD KALININ POLY 22.12.83-SU-678005

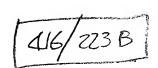
(15.09.85) F01d-01/06 F04d-29/28

22.12.83 as 678005 (1439MB) The rotor consists of a disc (1) with cylindrically-curved vanes (2) which have a shaped inlet section (3). The shaped section of each vane has a variable length (1) which increases in a linear relationship from the disc to the edge of the vane and is determined by the formula: $1i = 10 (1 + b(\cos \text{gamma}(1 + \text{tp gamma tg x}) - 1)/(B \log \text{gamma}))$; where lo is the length of the shaped section of each vane in the plane of the disc; b is the fluid axial distance from the plane of the disc; gamma is the angle between the free ends of the vanes and a radial plane passing through their inlet ends; x is the angle between the inlet edges of the vanes and the axis of the rotor; and B is the axial extension of the vanes' inlet edges.

ADVANTAGE - Provides higher efficiency. Bul.34/15.9.85 (2pp

Dwg.No.1/2) N86-072167





© 1986 DERWENT PUBLICATIONS LTD.

128, Theobalds Road, London WC1X 8RP, England
US Office: Derwent Inc. Suite 500, 6845 Elm St. McLean, VA 22101

Unauthorised copying of this abstract not permitted.

(19) SU(11) 1178903 A

(51)4 F O1 D 1/06, F O4 D 29/28

ГОСУДАРСТВЕННЫЙ НОМИТЕТ СССР ПО ДЕЛАМ ИЗОБРЕТЕНИЙ И ОТНРЫТИЙ

ОПИСАНИЕ ИЗОБРЕТЕНИЯ

Н АВТОРСКОМУ СВИДЕТЕЛЬСТВУ

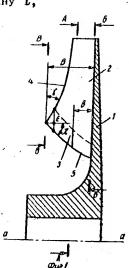
- (21) 3678005/24-06
- (22) 22.12.83
- (46) 15.09.85. Бюл. № 34
- (72) А.В. Герасимов и Л.К. Черняв-
- (71) Ленинградский ордена Ленина политехнический институт
- им. М.И. Калинина
- (53) 621.631(088.8)
- (56) Ломакин А.А. Центробежные и осевые насосы. М.: Машиностроение, 1966, с. 75.
- (54)(57) РАБОЧЕЕ КОЛЕСО ЦЕНТРОБЕЖ-НОЙ ТУРБОМАШИНЫ, содержащее диск и расположенные на нем цилиндрические попатки с профилированными входными участками, о т л и ч а ю щ ее с я тем, что, с целью повышения КПД, профилированный участок каждой лопатки имеет переменную длину 2,

линейно увеличивающуюся от диска к торцу лопатки и определяемую по формуле

$$\ell_i = \ell_0 \left[1 + b \frac{\cos \vartheta \left(1 + tg \vartheta tg \vartheta \right) - 1}{B - I_0} \right],$$

- где £₀ длина профилированного участка каждой лопатки в плоскости диска;
 - текущее осевое расстояние от плоскости диска;
 - у угол между свободными концами лопаток и радиальной плоскостью, проходящей через их входные кромки;
 - У. угол между входными кромками лопаток и осью колеса со стороны их торцов;
 - в осевая протяженность входной кромки каждой лопатки.





Изобретение относится к области турбо- и компрессоростроения и может быть использовано в центробежных осерадиальных турбинах и компрессорах。

Цель изобретения - повышение КПД рабочего колеса турбомашины.

. На фиг. 1 показано колесо, меридиональный разрез; на фиг. 2 - разрез А-А на фиг. 1.

Рабочее колесо центробежной турбомашины содержит диск 1 и расположенные на нем цилиндрические лопатки 2 с профилированными входными участками 3. Профилированный участок 15 каждой лопатки 2 имеет переменную длину \mathfrak{k}_i , линейно увеличивающуюся от диска 1 к торцу 4 лопатки 2 и определяемую по формуле

$$\ell_i = \ell_0 \left[1 + b \frac{\cos x (1 + tg x tg x) - 1}{B - l_0 \sin x} \right]$$

где 🕻 - длина профилированного участка 3 каждой лопатки 2 в плоскости Б-Б диска 1;

> - текущее осевое расстояние от плоскости Б-Б диска 1;

- угол между свободными концами 4 лопаток 2 и радиальной плоскостью В-В, проходящей через их входные кромки 5:

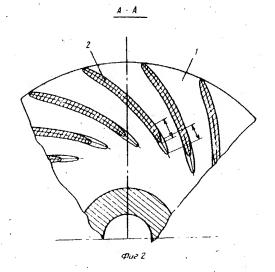
🗶 - угол между входными кромками 5 лопаток 2 и осью колеса со стороны их торцов 4;

- осевая протяженность входной кромки 5 каждой лопатки 2.

Колесо работает следующим образом.

Рабочее тело поступает в колесо от центра колеса и выходит в радиальном направлении. Входной участок 3 каждой лопатки обтекается без отрывов потока, что обеспечивается соответствием поля скоростей рабочего тела при входе в лопатки 2 и формой входных участков 3. Изменение длины профилированных участков 3 в радиальных сечениях отражает то обстоятельство, что проекции линии тока в меридиональном сечении не являются радиальными.

Безотрывное обтекание входных кромок лопаток снижает гидравлические потери при обтекании лопаток, что обеспечивает повышение КПД рабочего колеса.



25

Составитель Р. Данилов

Корректор А.Зимокосов

Редактор А.Гулько

Техред М.Пароцай

Заказ 5626/29

Тираж 497

Подписное

ВнИИЛИ Государстенного комитета СССР по делам изобретений и открытий 113035, Москва, Ж-35, Раушская наб., д. 4/5